(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 特 許 公 報(B2)

(川)特許番号

第2911623号

(45)発行日 平成11年(1999) 6 月23日

(24)登錄日 平成11年(1999)4月9日

(51) Int.CL.

織別配号

ΡI

F16D 35/02

F16D 35/00

611J

献求項の数川(全 6 頁)

(21)出顯路号	<b>特顧平3-75951</b>	(73)特許指者	000120249
			白非国際産業株式会社
(22)出題日	平成3年(1991)2月7日		静岡県駿東都消水町長沢131番地の2
		(72) 発明者	菊池 安氏衛
(65)公贤番号	特買平4-258529		静岡県田方郡修繕寺町線坂340
(43)公開日	平成4年(1992)9月14日	(74)代理人	<b>弁理士 押田 良久</b>
每查翻求日	平成10年(1998) 2月2日	(1432)	7132 71H 201
be wellstate by	) (Marko ) (2000) 2/3 2 [2	etrice	term :Ministr
		答查官	戸田 耕太郎
		(EQ) 46) 187-4-40	FATER CHOOL (T.D. A.)
		(58)参考文献	
			特開 昭59-137628 (JP, A)
			特開 平2−169814 (JP, A)
			特開 昭54-159581 (JP, A)
			特開 略54−116528 (JP, A)
			<b>実開 昭57-36317 (JP, U)</b>
			特公 隔63-21048 (JP, B2)
			12 24 1000 010 EV (V 1 ) D EV
			最終質に続く

(54) 【発明の名称】 液体クラッチ

1

#### (57)【特許請求の範囲】

【記求項1】 聚動部の先端に駆動ディスクを固若した 回転軸に軸受によって支承された被駆動側の密封器匣の 内部を仕切板により抽溜り室と前記駆動ディスクを内態 するトルク伝達室とに区画し、回転時の抽の集選する駆 動ディスクの外周壁に対向する密封器匠側の内周壁面の 一部にダムを、また、このダムに連ってトルク伝達室側 から油溜り室側への循環流通路を形成すると共に、抽溜 り室側からトルク伝達室側へ通ずる流出調整路を形成 し、内装した駆動ディスクと密封器匠との対向面のなす トルク伝達間隙内での抽の有効接触面積を始減せしめて 駆動側の回転軸から被駆動側の密封器匠への回転トルク の匠達を制御する液体クラッチにおいて、前記密封器匣 の前面側又は後面側に一対の電路石を設け、その一方の 電路石に対向して流出調整路を開閉する磁性を有する弁 2

部村を、また他方の弯磁石に対向して前記循環流通路を 関閉する磁性を有する副弁部材を設けたことを特徴とす る液体クラッチ。

【請求項2】 前記密封器原には冷却用ファンが固定されている請求項1記載の液体クラッチ。

【語求項3】 前記<br/>
電磁石の<br/>
励磁を制御する制御装置を<br/>
夏に設けた請求項1又は2記載の<br/>
液体クラッチ。

> 【請求項5】 前記制御鉄置は更に少くともケースの回 転数又は回転軸の回転数を検出するセンサからの出力信 号に基づき各電磁石への励磁電流を制御する請求項4記 載の液体クラッチ。

特許2911623

【請求項6】 前記弁部科及び副弁部村の両方若しくは 一方が磁性体からなる請求項1記載の液体クラッチ。

【請求項7】 前記弁部村及び副弁部村に磁性体件を取付けた請求項1記載の液体クラッチ。

【請求項8】 前記電磁石は真体又はエンジンブロック に取付けられかつリング状又は単片状に配設される請求 項1記載の液体クラッチ。

【請求項9】 前記電磁石は密封器匣の外壁に固定される請求項1記載の液体クラッチ。

【請求項10】 前記弁部村又は副弁部村は流出調整路 10 又は循環流通路の出口側又は入口側を開閉するスライド 弁又は帯状の屈曲部からなる請求項1記載の液体クラッ

【請求項11】 前記弁部付又は副弁部材は流出調整路 又は循環流通路の途中を開閉するスプール弁からなる請 求項1記載の液体クラッチ。

## 【発明の詳細な説明】

#### [0001]

【産業上の利用分野】本発明はトルク任達室に供給された油によって駆動ディスクの駆動トルクを密封器原に伝 20 達する液体クラッチ、特に密封器原に取り付けられた自動車用エンジンの冷却ファンを回転制御するファン・カップリング装置のような液体クラッチに関する。

【0002】 【従来の技術】密封器匣内

【従来の技術】密封器匣内を仕切板によってトルク伝達室と油榴り室とに区分し、トルク伝達室内に駆動部に固着された駆動ディスクを回転自在に設け、抽榴り室の抽を住切板に形成した流出調整孔からトルク伝達室に供給し、トルク伝達室の袖を循環路により油榴り室に戻すようにした構造の液体クラッチが、例えば特公昭63-21048号公報に関示されている。この種の液体クラッチによると、油圏り室からトルク伝達室に供給される袖によって、駆動ディスクの駆動トルクが密封器匣に伝達され密封器匣に取り付けられたファンが回転し、例えば目動車の機関の冷却が行われる。

【0003】しかしながら、このような従来の液体クラッチではバイメタルによって雰囲気温度を検出し、この温度が上昇すると流出調整孔の関度を増加させてトルク伝達室内の油量を増加させて密封器度の回転数を上げ、ファンを高速度で回転し冷却効果を上げるようにしている。

### [0004]

【発明が解決しようとする課題】しかし、自動車用機関は各種の条件下で駆動され、例えば高速道路を走行中は駆動ディスクは高速度で回転するが、走行風による空冷効果が高められるので、ファンを余り高速度で回転させる必要がなかったり、冷間始動時にはファンの回転数が高いと、暖気運転を阻害し、且つファン騒音を生じるのでファンは低速度で回転したいというように、それぞれの場合に応じてエンジンの冷和水源をオーバーシェート

させることなくほぼ一定に保つような副御が要求される。この要求に応じるためには、雰囲気温度のみで抽登を副御するだけでは不十分である。

【0005】とのように従来技術では、各種の動作条件 に応じて抽畳を高精度で調整して適確な制御を行うこと ができない。

【0006】本発明は前途したような、この種の液体クラッチの現状に鑑みてなされたもので、その目的は各種の動作条件に応じて抽置を迅速かつ高額度で調整して常時適陥な制御を行う液体クラッチを提供することである。

# [0007]

【課題を解決するための手段】前記目的を達成するた め、本発明は駆動部の先端に駆動ディスクを固着した回 転軸に軸受によって支承された被駆動側の密封器匣の内 部を仕切板により油溜り室と前記駆動ディスクを内装す るトルク伝達室とに区画し、回転時の油の集溜する駆動 ディスクの外層壁に対向する密封器匠側の内周壁面の-部にダムを、また、このダムに連ってトルク伝達室側か ち油溜り室側への循環流道路を形成すると共に、油溜り 室側からトルク伝達室側へ通ずる流出調整路を形成し、 内装した駆動ディスクと密封器匣との対向面のなすトル ク伝達間隙内での油の有効接触面積を増減せしめて駆動 側の回転輪から接駆動側の密封器匣への回転トルクの伝 達を制御する液体クラッチにおいて、前記密封器匠の前 面側又は後面側に一対の電磁石を設け、その一方の電磁 石に対向して流出調整路を開閉する磁性を有する弁部材 を、また他方の電磁石に対向して前記循環流通路を開閉 する砂性を有する副弁部材を設けたことを要旨とし、ま た前記電磁石の励磁を制御する制御装置を設け、該制御 装置は駆動部を冷却する冷却水の水温を検出するセンサ の出力信号、更にはこれに追加して前記密封器臣の回転 数又は前記回転軸の回転数を検出するセンサの出力信号 に基づいてそれぞれの電磁石への励磁電流を制御するよ う構成したものである。

#### [0008]

【作用】本発明では、このような構成において、流出調整路及び循環流道路に設けた弁部材及び副弁部材の関閉を電磁石による副御手段によって抽が抽溜り室から流出調整路を通ってトルク伝達室の駆動ディスクと密封器運間のトルク伝達間障に供給され、またトルク伝達室内の抽はダムを経て循環流通路を介し再び抽溜り室に戻される。また、駆勁部の冷却水の水温、更に好ましくはファンの回転数又は駆動部の駆勁によって回転する回転軸の回転数等に基づいて抽の供給の制御が行われる。このようにして宮時迅速かつ精度よく所整のリニア特性等の適確な抽畳の制御が行われる。

# [0009]

の場合に応じてエンジンの冷却水温をオーバーシュート 50 【実施例】図 1は、本発明液体クラッチの一度施例を示

す断面図で、駆動部であるエンジン1の駆動によって回転する回転第2に第受3を介してケース48が回転第2の軸心を中心に回転自在に取付けられている。このケース48の前面にカバー4 b を封着して接駆動側としての密封器匣4を構成せしめる。この密封器匣4の内部は仕切板6により油溜り室7とトルク伝達室8とに区分され、回転第2の端部に固着した円板状の駆動ディスク5が前記トルク伝達室8に内装され、駆動ディスク5と密封器匣4との対向面のなすトルク伝達面隙9を設けておく。また仕切板6の表面に油溜り室7からトルク伝達室108への流出調整路27を設け、密封器匣4の内壁にはトルク伝達室8から油溜り室7に通ずる循環流通路13が設けてある。

【0010】また、油溜り室7側の住切板6には弁部材10がその一端を鋲着し、他端を流出調整路27としての流出調整孔27a部に位置せしめ、さらに、その中間部には磁性体片11を取付け、密封器臣4の前面側の前記越性体片11と対向する位置に設けた同心円形リング状の電磁石12aへの励磁電流の有無に追旋して流出調整孔6aを開閉する。

【0011】また、密封器匣4の内周壁において、前記 循環流通路13とトルク伝達室8とを連通する油送口8 aの位置に、ポンピング機構としてのダム14を設け、 トルク伝達室8側から循環流通路13側へ油をポンピン グする。なお、この密封器匠4には冷却用ファン19が 固定されている。また循環流通路13の出口に砂性体よ り成る副弁部村15としてのスライド弁を取付け、これ に対向して密封器匣4の前面側に設けたリング状の電磁 石125の作用により循環流通路13の出口(油路り室 側の開口部〉を開閉する。なお一対のリング状の電磁石 30 12a, 12bの中央部は密封器匣4の外部中央に設け た支軸16に対し、軸受17を介して取付けられ、他方 は車体の一部に固定されるが、これに限定されることな く、また図2Aのように弁部材10、副弁部材15或い はそれらに設けられた磁性体片11に対応して密封器匣 4の外壁に単片状の電磁石12a、12bを固定してス リップリングコンタクト23を介して励磁するよう構成 してもよい。更に弁部材10、副弁部村15或いはそれ ろに設けた磁性体片 1 1 の回転軌跡に対応する位置にリ ング状ではなく単片状の電磁石12a、12bを有する 支持片を外部に固定してケース1の回転毎に吸引しても よく、また図20のように電磁石を密封器匣4の後面 側、即ち回転軸2側に設けることもできる。

【0012】一方副弁部村15は図1の実施例のようなスライド弁の他に図2B、2Cのような実施例を適用することもできる。即ち、図2Bにおいては弁部村10と略平行して一端を仕切板6等に鋲者されたバネ鋼からなる帯状の副弁部村15′を設け、その他端を屈曲して循環流道路13の出口側を開開するよう構成し、電磁石12bに対応した位置に避性体片24を設けたものであ

り、また図20は電磁石12りに対応した位置にばね2 5を介してスプール弁15~を設けて循環流通路13の 途中を開閉するようにしたものである。

【0013】なお、図2Aのように流出調整孔27aを 油階り変7の内層壁に関ロし、カバー4bに穿設されトルク伝達変8に追通するよう構成した場合には副弁部材 として用いたスライド弁やスプール弁の代りに弁部材1 0のような形状のものを使用することもできる。

【0014】電磁石12a、12bは制御装置18からの励磁電流制御される。この制御装置18にはファン19の回転数を検出するファン回転数センサ20の出力信号。回転軸2の回転数を検出する回転数センサ21の出力信号及びエンジン1の冷却水の水温を検出する冷却水温センサ22の出力信号が供給されるようになっている。なお、26はカバー4bに設けた冷却フィンを示す。

【0015】次に、このような図1の構成による実施例 1の動作を図面を参照して説明する。

【0016】図3は1つの実施例の副御動作の動作説明 20 図であり、この実施例ではファンの回転数としてのファン速度信号Nf.回転舗の回転数としてのエンジン速度信号Ne、エンジンの冷却水の水温としての水温信号Twが各センサ20、21.22からの出力信号Sとして制御鉄置18に取り込まれる。制御装置18の特性データ流算回路部ではこれらの出力信号Sに基づいて、同図Dに示すファン速度とエンジン速度間特性データ(A)ファン速度と冷却水温度間特性データ(B)、及びエンジン速度の時間特性データ(C)を特性データとして演算する。

【0017】 これらの特性データD((A)(B) (C) と前記出力信号S (Ne、Tw、Nf) に基づ いて、制御装置18の制御データ演算回路部で制御デー タが演算され、得られる副御データに基づいて電磁石1 2 a. 12 bに励磁電流を必要時間供給し、トルク伝達 間隙9の油置を制御する。即ち図3のステップS1で は、エンジン速度信号Neとエンジン速度の時間特性デ ータ(C)に基づいて、エンジンが加速状態にあるかど うかの判定が、条件式dNe/dt>dne/dt (但 し、dne/dtは制御装置18に記憶されたエンジン 回転数の変化率)により判定される。ステップS1の利 定がYESであると、ステップS2に進んでNf=No ↑ f としてファン速度N f が最小ファン速度No f f に 設定され、ステップS5に進む。尚、車両の要求特性に よっては、ステップS1の判定がNOであっても、発信 加速中及び/又は加速後エンジン高回転数維持中にステ ップS2に進めたり、又はNoff信号が出た後の所定 時間ステップS2を維持したり、或いはステップSLの 判定がYESであっても冷却水温度が過熱気味である間 及び/又は空調装置がON状態でエンジン回転数が比較 50 的低い場合にステップS3に戻すよろに構成してもよ

特許2911623

し、又はNP=NonとしてステップS5に進んでもよ い。そして、ステップSSにおいて、ファン演算速度n 『と入力されるファン速度信号N 『を比較して副御が決

7

定され、ステップS5の判断に従ってステップS6で営 遊石12a、12bの制御が行われる。

【0018】前途のステップS1の判定がNOである \*

\* と、ステップS3に進んで最大ファン速度Nonと最小 ファン速度NofPの演算が行われ、次いでステップS 4に進んでファン速度をnf= f (Noff、Non、 Tw、Ti、T2)により演算する。例えば冷却水温度 に対してファン速度をリニアに制御する場合には、

 $Tw-T_1$ 

nf=Noff+ (Non-Noff) x--- により演算する。そ

 $T_2 - T_1$ 

してステップSSに進んで得られたファン演算速度nf と入力されるファン速度信号Nflとを比較して副御が決 定され、ステップS5の判断に従ってステップS6で弯 避石12a、12りの制御が行われる。

【0019】とのように制御することにより、トルク伝 達間隙9のシリコン油の量を、高精度で且つ広範囲に変 化させている。このため例えばファン19を加速する場 台はエンジン1の冷却水の温度、回転軸2の回転数(エ ンジン1の回転数に比例)及びファン19の回転数に対 応した適量のシリコン油が弁部材10を関とし副弁部材 20 15を閉とすることにより流出調整路27からトルク伝 達間隙9内に送り込まれ、ファン19を減速する場合は トルク伝達間隙9内のシリコン油の量が適置となるよう に弁部材10を閉とし副弁部材15を開とすることによ り循環流通路13を通ってトルク伝達間隙9からシリコ ン油を流出し、或いは加減速の必要がなければトルク伝 達間隙9内のシリコン油を一定として一定回転を保つよ う弁部材10及び副弁部村15の両方を閉とする。そし て、トルク伝達間隙9内の適置のシリコン油を介して駆 動ディスク5の駆動トルクが密封器匣4に伝達されてフ 30 ァン19が定常回転する。

【0020】実施例においては、エンジン1の冷却水の 水温の上限水温付近で、冷却水の温度上昇が大きい場合 にはファン回転数を上昇させる。逆に、冷却水の温度が 下がってきたらファン回転数を低下する。また図4に示 すように、回転軸2の回転数が急上昇した場合には点線 で示すように、ファン回転数を低下させる方向に副御 し、斜線で示されるようなファン回転数の低減効果を発 担する。

【0021】また、図5に示す回転軸2とファン19の 40 回転特性において、エンジン1の冷却水温度が通常の温 度の状態ではB領域で制御が行われるが、冷却水温度が 上限水温を越えるとA領域で制御が行われる。

【0022】とのようにして実施例によると、エンジン 1の冷却水の温度、エンジン1の回転敷及びファン19 の回転数等に対応した最適のシリコン油量をトルク伝達 室8内に存在させて、図4に示すようにファン19の回 転数が大幅に変化しない状態で制御が行われる。そして エンジン1の冷却水の温度もほぼ一定に保たれ、冷間始 動や高速道路での走行や急加速にも適応した最適の条件 50 8 トルク伝達室

で制御が行われファン19の騒音も低下し無駄な燃料消 費が防止される。

【0023】なお、実施例では、エンジンの冷却水温 度。エンジンの回転数及びファンの回転数に基づいてト ルク圧達室内への抽畳を制御するものを説明したが、本 発明は実施例に限定されるものでなく、例えば上記因子 の少くとも1つ、 敗いはこれらに加えて走行風量、外気 温、吸気温度、車速、スロットル開度、気圧、ノッキン グの有無、エアコン状態、排気ブレーキ状態等をも制御 因子に加えた構成とすることもできる。

[0024]

【発明の効果】以上説明したように 本発明の液体クラ ッチは、駆動部の駆動条件に対応して、駆動ディスクと 密封器匣のトルク伝達間隙に供給される袖を迅速かつ高 精度に制御することにより、前記諸駆動条件に対応して 駆助ディスクの駆動トルクを鴬時最適の伝達状態で密封 器臣に伝達し、各種の駆動条件下で最適のクラッチ動作 を行うことができ、ファン騒音を低減し、燃料を節約で きると共に、加速性能を向上することができるなどの多 くの効果が期待できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の全体構成を示す説明図である。

【図2A】本発明の電磁石の他の実施側の部分拡大断面 図である。

【図2B】本発明の副弁部村の他の実施例の部分拡大筋 面図である。

【図20】副弁部材の更に他の実施例の部分拡大断面図 である。

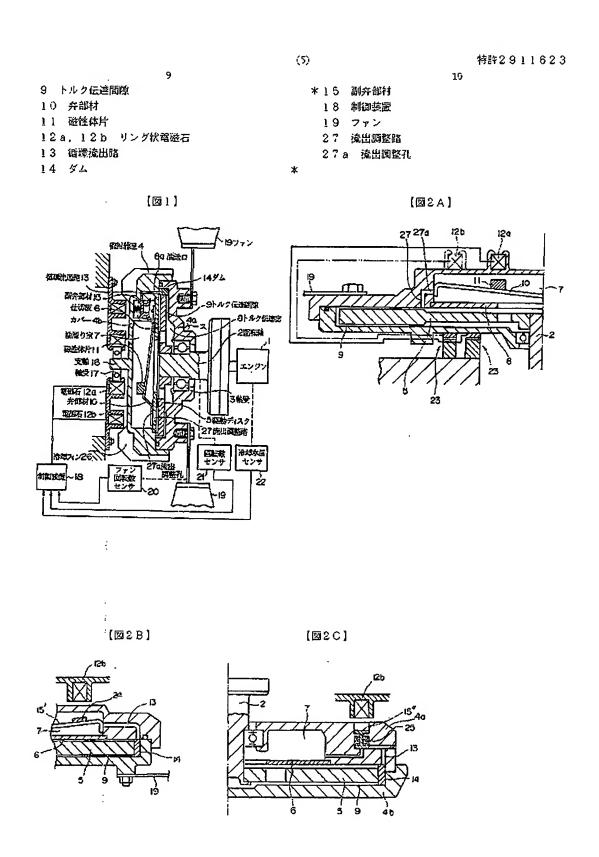
【図3】本発明の動作を示すフローチャートである。

【図4】本発明の動作特性を示す図である。

【図5】本発明の動作特性を示す他の図である。 【符号の説明】

- 1 エンジン
- 2 国転輪
- 3 軸受
- 4 密封基庫
- 5 駆動ディスク
- 6 任切板
- 7 油溜り室

http://www4.ipdl.jpo.go.jp/tjcontentdben.ipdl?N0000=21&N0400=image/gif&N0401=/N... 04/19/2004



(6)

सम्बद्धाः 12a.126 ©शेखाः 特許2911623

> ファン地質 信令NIと ファン微算 速度可を 比較して 動類決定

【図3】

水型上限

フッン回転
水道下限

フッン回転
水道下限

の成形常果

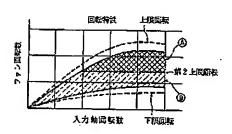
Rom回転
(定来)

Pen 图版(本架明)

【図4】

[図5]

ファン選集 連戻stを ((Nott, Nos. ) Tv. Tp. Tp. ) によりが算して 求める



フロントページの続き

(58)調査した分野(Int.Cl.\*, DB名)

F16D 35/02

F01P 7/08